PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

08-200446

(43) Date of publication of application: 06.08.1996

(51)Int.CI.

F16F 15/124 F16H 55/36

(21)Application number: 07-031790

(71)Applicant: NOK MEGURASUTIKKU KK

(22)Date of filing:

30.01.1995

(72)Inventor: OKAJIMA KINYA

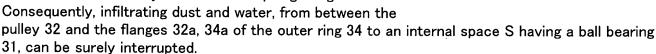
TSUKADA HIDEO

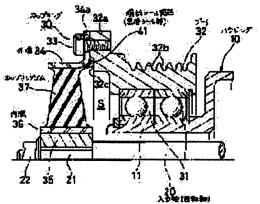
(54) COUPLING

(57)Abstract:

PURPOSE: To prevent performance from worsening in an internal mechanism of bearing or the like by providing a close contact seal part formed in one of mutual opposed surfaces of a pulley and an outer ring to come into close contact with the other, so as to interrupt infiltrating dust and water into inside a coupling.

CONSTITUTION: Of opposed surfaces to a flange 34a of an outer ring 34 in a flange 32a of a pulley 32, in a position in an internal peripheral side from a bolt or rivet 33, a seal surface 32c is formed to be retracted from a butt surface to the flange 34a of the outer ring 34. On the other hand, in the flange 34a of the outer ring 34, an annular seal protrusion 41 protruded from a peripheral end part of a coupling rubber 37 is integrally formed as a close contact part, and this annular seal protrusion 41, by tightening the flange 34 of the outer ring 34 to the flange 32a of the pulley 32 by the bolt or rivet 33, is brought into close contact with the seal surface 32c by a suitable collapsing margin.





LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

BEST AVAILABLE COPY

[Patent number]
[Date of registration]
[Number of appeal against examiner's decision of rejection]
[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]
[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

特開平8-200446

(43)公開日 平成8年(1996)8月6日

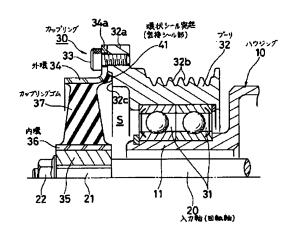
| (51) Int.Cl. ⁶ F 1 6 F 15/124 | 識別記号 | F I | | | 技術表示箇所 | | | |
|---|----------------|------------|---------|--|--------------------|----|---------|---|
| F16H 55/36 | Н | 8917 – 3 J | F16F | F 1 6 F 15/ 12 | | E | | |
| | | | 審査請求 | 未請求 | 請求項の数 2 | FD | (全 4 頁) | |
| (21)出願番号 | 特願平7-31790 | | (71)出願人 | 出願人 000102681 | | | | _ |
| (22)出願日 | 平成7年(1995) 1 月 | ₹30日 | | 会社 | ー・ケー・メク 区芝大門1丁目 | | | |
| | | | (72)発明者 | 岡島 欣哉 神奈川県藤沢市辻堂新町4-3-1 エ ヌ・オー・ケー・メグラスティック株式会 社内 | | | | |
| | | | (72)発明者 | 塚田 英生 神奈川県藤沢市辻堂新町4-3-1 エ ヌ・オー・ケー・メグラスティック株式会 社内 | | | | |
| | | | (74)代理人 | 弁理士 ! | 野本陽一 | | | |

(54) 【発明の名称】 カップリング

(57)【要約】

【目的】 カップリング30内部へのダストや水の侵入を遮断して、ボールベアリング31等の内部機構の性能の低下や錆の発生を防止する。

【構成】 ハウジング10の周りに回転自在に支持されたブーリ32に一体に固定された外環34と、回転軸20側に固定されると共に外環34の内周に同心的に配置された内環36とを、カップリングゴム37で互いに振り変位自在に連結したカップリング30において、外環34のフランジ34aに、密接シール部として、カップリングゴム37から延在されブーリ32に適当なつぶし代で密接される環状シール突起41を一体に形成する。



1

【特許請求の範囲】

【請求項1】 ハウジング(10)の周りに回転自在に 支持されたプーリ(32)に一体に固定された外環(3 4) Ł.

回転軸(20)側に固定されると共に前記外環(34) の内周に同心的に配置された内環(36)と、

前記外環(34)と内環(36)とを互いに捩り変位自 在に連結するカップリングゴム(37)と、

前記プーリ(32)及び外環(34)の互いの対向面の うちの一方に形成されて他方に密接される密接シール部 10 (41)と、を備えることを特徴とするカップリング。 【請求項2】 ブーリ(32)のカップリングゴム(3 7) と反対側の端部とこれに対向するハウジング(1)

0) との間に非接触シール部(42,43)を設けたこ とを特徴とする請求項1に記載のカップリング。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】本発明は、自動車等のエアコンデ ィショナ用コンプレッサや、オルタネータ、過給機等の ように、エンジンの出力軸から駆動トルクを供給されて 20 作動する各種補機への動力伝達部に設けられて、動力の 伝達及び防振を行うカップリングに関する。

[0002]

【従来の技術】図5は、この種のカップリングの典型的 な従来例を示すもので、この図の参照符号1はエンジン 補機のハウジング、2はこの補機の入力軸(回転軸)で ある。カップリング3は、前記入力軸2に対する動力入 力部に設けられるものであって、ハウジング1に対して ボールベアリング3 a により回転自在に支持されたプー は外環3cの内周に位置して内環3dが一体に固定され ており、この外環3 c と内環3 d とをカップリングゴム 3 e を介して連結した構造を有する。

【0003】すなわちこのカップリング3は、ベルト (図示省略)からの入力によって回転されるプーリ3 b のトルクを、カップリングゴム3eを介して入力軸2に 伝達するものである。エンジンの出力軸から入力される トルクは、エンジンの吸気、圧縮、爆発、排気といった 各行程による変動(捩り振動)を伴うが、カップリング ゴム3 e は、このトルク変動を捩り変形作用によって吸 40 収絶縁し、入力軸2への伝達トルクの平滑化を図ってい る。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】この種のカップリング 3は、補機の種類によって、図示の例のようにボールベ アリング3aを内在していたり、あるいは特開昭57~ 192630号公報に開示されているように電磁クラッ チを内在しているため、内部空間Sへのダストの侵入を 防止することが要求され、また、カップリング3の内部 侵入を防止することも要求されるが、従来においては、 特に、ブーリ3 b と外環3 c の互いの固定部におけるシ ール性が不十分であり、また、ハウジング1とブーリ3 bとの間の隙間Gからダスト等が侵入する恐れもあっ tr_

【0005】本発明は、上記のような事情のもとになさ れたもので、その技術的課題とするところは、カップリ ング内部へのダストや水の侵入を遮断して、ベアリング 等の内部機構の性能の低下を防止することにある。

[0006]

【課題を解決するための手段】上述した技術的課題を有 効に解決するための手段として、本発明に係るカップリ ングは、ハウジングの周りに回転自在に支持されたプー リに一体に固定された外環と、回転軸に固定されると共 に前記外環の内周に同心的に配置された内環ととをカッ プリングゴムで互いに捩り変位自在に連結したカップリ ングにおいて、前記プーリ及び外環の互いの対向面のう ちの一方に形成されて他方に密接される密接シール部を 有するものである。また、上記構成において一層好まし くは、ブーリのカップリングゴムと反対側の端部とこれ に対向するハウジングとの間に非接触シール部を設け

[0007]

【作用】プーリと外環とは一体的に回転するから、前記 プーリ及び外環の互いの対向面のうちの一方に形成され て他方に密接される密接シール部は非摺動によるシール を行い、プーリと外環との間からカップリング内部への ダストや水の侵入を遮断する。また、カップリング内部 へのダストや水の侵入を確実に遮断するには、前記密接 リ3bの端部に外環3cが固定される一方、入力軸2に 30 シール部を含め、その反対側のハウジングとの間でもシ ールを行うことが望ましいが、ハウジングが非回転であ るのに対してブーリは回転されるため、この部分でのシ ール手段としては非接触シール部を設けることによっ て、摺動抵抗による動力損失の増大や、摩耗による異物 の発生を防止することができる。

[0008]

【実施例】図1は、本発明に係るカップリングの第一実 施例を示すもので、参照符号10はエンジン補機のハウ ジング、20はこのハウジング10の筒状軸孔部11に 回転自在に挿通された入力軸である。この実施例による カップリング30は、ハウジング10の筒状軸孔部11 の周りにボールベアリング31を介して回転自在に支持 されたプーリ32と、このプーリ32の外端部に形成し たフランジ32aの端面にボルト又はリベット33を介 してフランジ34aが締め付け固定された外環34と、 前記筒状軸孔部11からハウジング10の外部へ導出さ れた入力軸20の軸端21にボルト又はナット22で締 め付け固定されたボス35と、前記外環34の内周に位 置して同心的に配置されると共に前記ボス35の外周面 は十分な防錆処理を施すことが困難であるため、水等の 50 に一体に設けられた内環36と、この外環34と外環3

فالمناه المالية

6との間に一体に加硫成形・接着されたカップリングゴ ム37とを有する。プーリ32の外周面には、エンジン の出力軸からの動力を伝達する図示されていない無端べ ルトを巻架するためのポリV溝32bが形成されてい る。

【0009】プーリ32のフランジ32aにおける外環 34のフランジ34aとの対向面のうち、ボルト又はリ ベット33よりも内周側の位置には、外環34のフラン ジ34aとの衝合面から後退してシール面32cが形成 接シール部としてカップリングゴム37の外周端部から 突出した環状シール突起41が一体に形成されており、 この環状シール突起41は、外環34のフランジ34a を前記ボルト又はリベット33でプーリ32のフランジ 32aに締め付けることによって、前記シール面32c に適当なつぶし代で密接される。このため、ブーリ32 と外環34のフランジ32a,34a間からボールベア リング31を有する内部空間Sへのダストや水の侵入を 確実に遮断し、ダスト等によるボールベアリング31へ ができる。

【0010】図2は、本発明に係るカップリングの第二 実施例を示すもので、上述の第一実施例の環状シール突 起41による非摺動の密接シール部に加え、ブーリ32 におけるカップリングゴム37と反対側の端部に、非接 触シール部としてのフリンジャ42を設けることによっ て、プーリ32の両側で、ボールベアリング31へのダ スト等の侵入の防止を図ったものである。フリンジャ4 2は、プーリ32の前記端部の内径から、プーリ32と ハウジング10の端壁12との間の隙間Gの外周を遮る 30 ように外周側へテーパ状に展開し、その外径縁が前記端 壁12の外径部と近接対向されたもので、ブーリ32と 一体に回転され、外部からフリンジャ42の外径縁とハ ウジング10との間の狭まり隙間G'を通過しようとす るダストや水を遠心力によって外周へ排除し、前記隙間 Gへの侵入を確実に防止する。また、非摺動である前記 密接シール部はもとより、フリンジャ42による非接触 シール部でもハウジング10との摺動を伴うものではな いから、動力損失や、摩耗による新たな異物を生じると となくシールが行われる。

【0011】図3は、本発明に係るカップリングの第三 実施例を示すもので、非接触シール部として、上述の第 二実施例のフリンジャ42に代えてラビリンス43を形 成したものである。すなわちこのラビリンス43は、ハ ウジング10の端壁12におけるブーリ32との対向面 に形成された環状溝43aと、前記プーリ32の端面に 形成されて前記環状溝43aに遊嵌される環状突起43 bとの間に、断面略コ字形に折れ曲がった狭まり隙間か らなり、外部から侵入しようとするダストや水等の運動 エネルギを熱エネルギに変換して減衰させて隙間Gへの 50 32 c シール面

侵入を確実に防止するものである。

【0012】 このラビリンス43は、図示の例とは逆 に、環状溝43aをプーリ32側に設け、環状突起43 bをハウジング10側に設けることによって形成したも のであっても、上記と同様の効果が実現される。また、 環状溝43a及び環状突起43bを同心的に複数設ける ことによって、複数段に折れ曲がった形状とすることも シール性の向上に一層有効である。

【0013】上述の各実施例における密接シール部とし されている。一方、外環34のフランジ34aには、密 10 ての環状シール突起41は、図4に示すように、リップ 型のダストシールとしたり、あるいはプーリ32と外環 34のフランジ32a, 34a間に挟み込まれてボルト 又はリベット33により締め付けられる扁平なガスケッ ト状に形成することもできる。また、密接シール部は、 ブーリ32のフランジ32aに設けても良いが、図示の 各実施例のようにカップリングゴム37から延在して外 環34側に形成することが、製造上有利である。

[0014]

【発明の効果】本発明のカップリングによると、互いに の悪影響や、内部での錆の発生等を有効に防止すること 20 一体回転するブーリと外環との間からのダストや水の侵 入は、非摺動の密接シール部によって遮断され、非回転 のハウジングと回転するプーリの間からのダストや水の 侵入は、非接触シール部によって遮断されるので、摺動 抵抗による動力損失の増大や、摩耗による異物の発生を 来すことなく、カップリングに内在されたベアリング等 の内部機構の性能低下を防止することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明に係るカップリングの第一実施例をその 軸心を通る平面で切断して示す半裁断面図である。

【図2】本発明に係るカップリングの第二実施例をその 軸心を通る平面で切断して示す半裁断面図である。

【図3】本発明に係るカップリングの第三実施例をその 軸心を通る平面で切断して示す半裁断面図である。

【図4】上記各実施例における密接シール部の形状変更 例を示す要部断面図である。

【図5】従来例に係るカップリングをその軸心を通る平 面で切断して示す半裁断面図である。

【符号の説明】

- 10 ハウジング
- 40 11 筒状軸孔部
 - 12 端壁
 - 20 入力軸(回転軸)
 - 21 軸端
 - 22 ボルト又はナット
 - 30 カップリング
 - 31 ボールベアリング
 - 32 ブーリ
 - 32a フランジ
 - 32b ポリV溝

(4)

特開平8-200446

5

33 ボルト又はリベット

34 外環

34a フランジ

35 ボス

36 内環

41 環状シール突起(密接シール部)

42 フリンジャ (非接触シール部)

*43 ラビリンス(非接触シール部)

43a 環状溝

43b 環状突起

S 内部空間

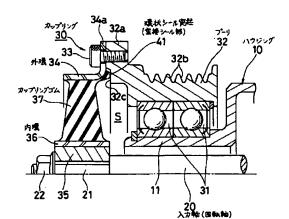
G 隙間

G' 狭まり隙間

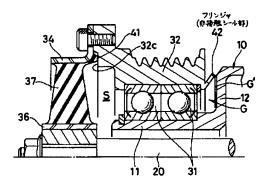
*

,

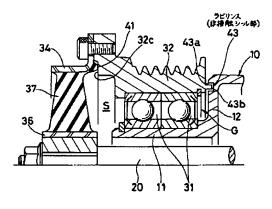
【図1】



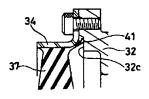
【図2】



【図3】



【図4】



【図5】

